. Albank

4) TURBINE COOLING BLADE

1) 1-66401 (A) . (43) 13.3.1989 (19) JP

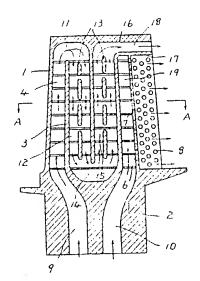
1) Appl. No. 62-222049 (22) 7.9.1987

D TOSHIBA CORP (72) KATSUYASU ITO

1) Int. Cl. F01D5/18

URPOSE: To enhance cooling performance by providing the first passage going from a front edge portion to the middle portion of a blade and the second passage in a rear edge portion in the blade and forming fins in the first passage.

ONSTITUTION: In a blade 1, the first passage 9 which goes from a front edge portion to the middle portion of the blade while meandering in the vertical direction of the blade, and the second passage 10 which passes a rear edge portion are provided. Fins 13 extending in the vertical direction are formed in the first passage 9 so as to connect the first passage 9 to a passage 18 which goes in the rear edge direction in the top edge of the blade and makes cooled fluid flow but from the rear edge to the outside. With this arrangement, cooled fluid can be supplied to the rear edge portion and as well heating area can be increased by the action of the fins so as to enhance cooling performance without increasing the flow of cooled fluid.



⑩ 公 開 特 許 公 報 (A) 昭64-66401

⑤Int.Cl.⁴

識別記号

庁内整理番号

每公開 昭和64年(1989)3月13日

F 01 D 5/18

7910-3G

審査請求 未請求 発明の数 1 (全4頁)

②特 願 昭62-222049

②出 願 昭62(1987)9月7日

⑫発 明 者 伊 藤

勝 康

神奈川県川崎市幸区小向東芝町1 株式会社東芝総合研究

所内

⑪出 願 人 株 式 会 社 東 芝

神奈川県川崎市幸区堀川町72番地

砂代 理 人 并理士 則近 憲佑 外1名

明 細 曹

1. 発明の名称

ターピン冷却異

2. 特許請求の範囲

(1) 冷却流体が異根部から 翼内部に流入し、内部を上下方向に蛇行しながら流れ、翼外に流出する形式の中空構造を有するタービン冷却異において冷却流体流路中に流路に沿ったフィンを備えた事を特徴とするタービン冷却異。

(2) 冷却流体流路は、異先端部を後線側に向って 形成された流路に通じており、前記冷却流体流路 に流入した冷却流体は、この流路を通じて異後縁 部から異外に放出する事を特徴とする特許譲水の 範囲第1。項記載のタービン冷却異。

(3) 冷却流体流路とは別に、後級部に独立に冷却 流体を供給できる流路を備えた事を特徴とする特 許請求の範囲第1項記載のタービン冷却異。

3. 発明の詳細な説明

(発明の目的)

(産業上の利用分野)

本発明は、タービンの異に係り、特に工業用タービンエンジンの第1段に使用されるタービン冷 却異に関する。

(従来の技術)

タービンエンジン等では、一般に燃焼ガスによって駆励されるタービン自身が燃焼器へ空気を供給する送風機または、圧縮機を駆励する自力的駆動方式が採用されている。

かかるタービンの出力効率を高めるために、最も有効な方法はタービン入口における燃焼ガス温度を高めることであるが、上記温度タービンの翼を構成する材料の耐熱応力性あるいは高温酸化、腐食等に耐える能力により制限される。

そとで従来は、第 6 図に示すような異内部に冷却流体を通流させる流路を備えた対流冷却式のタービン冷却累が用いられている。第 6 図において異根部の冷却流体導入部から流入した流体は、 異の上下方向に配置されたリブ壁 3 によって形成される流路 4 を上下方向に蛇行しながら流れる。 途中、流体の 1 部は流路 4 から異外表面に向って穿

孔されたフィルム孔 5 を通って異外に放出する。 残った冷却流体は流路仕切り壁 6 に穿設されたオ リフィス孔 7 より後級方向に流れ、ピンフィン 8 を通って異外に放出される。

とのような冷却異において、 異外表面の熟伝達 率分布は一般に第8図のような分布であり、前級 部と後縁部が特に厳しくなっている。第6図のよ うな冷却構造では流路長が長いため、流路後半の 後録近傍では帝却流体の温度が高くなる。したが って、後禄近傍ではガス側の熱伝達率が高いこと および冷却流体の温度上昇により、冷却効果があ まり大きくない。また第6図において蛇行疏路3 を流れる冷却流体は途中分岐して異外および後縁 側に流出するため、流路終端の異先端近傍では、 冷却流体の流速はほとんど無く、対流効果は小さ くなる。このような状況において、異表面の温度 分布は最大値と最小値の温度差が大きく、冷却設 計上最大値を許容値内におさえる事がなされるた め、効果的に冷却流体を用いていない。さらには 異面上の温度差が大きいため、熱応力的にもかな

前述のような構成にする事により、後級部にも 冷たい冷却流体が供給でき、流路を分割した事に よる流量の減少を補なっても余りある冷却性能を 達成できる。また第1の流路においても当然流量 は減少するが、流路中に設けたフィンの作用によ り流路断面積は減少し、更には伝熱面積が増大す るため、従来と変わらない冷却性能を得ることが でき、均一な温度分布を達成できる。

(寒 施 例)

以下、本発明の実施例を図面を参照しながら説 明する。

第1図は、本発明の一実施例に係る異を異形状に沿って切断して示す経断面図であり、また第2図は、第1図におけるA-A線に沿って切断した 横断面図である。

この異は、異部1と根元部2とで構成されている。異内には、異の前縁から中間部までを内部から冷却するための第1の流路9と後縁側を冷却する第2の流路10が設けられている。根元部2の冷却流体導入部から第1の流路9に流入した冷却

り厳しい。

(発明が解決しようとする問題点)

前述の如く、従来例の冷却方式では冷却流体の 流量に対して効率のよい冷却を行なっておらず、 また異面の温度差が大きく熱応力的にも厳しい。

そこで本発明は、以上の事情より従来と同程度の冷却流体の流量においても、さらに冷却性能に 優れ、また低熱応力化を実現し、さらに高温のガスタービンに適用可能なガスタービン冷却翼を提 供する事を目的としている。

(発明の構成)

(問題点を解決するための手段)

本発明に係るがスタービンの製は、製本体と製本体内で前線部から異の上下方向に蛇行しながらと製中間部に向う第1の流路と後級部に設けられた第2の流路より構成される。第1の冷却流路中には上下方向に伸びるフィンが設けてあり、この流路は製先端内を後級方向に向い後級から外部に冷却流体を流出する流路に通じている。

(作用)

流体は、異の上下方向に配置されたリブ壁 3 によ って形成される蛇行流路4に流入する。流入した 冷却施体は、異前線内壁を冷却しながら上方向に 流れ、異先端に設けられたリターン部11によっ て流れ方向を180°転換し、下方向に流れる。下 方向の旅路中には、流路12に沿った方向にフィ ン13を設けてある。このフィン13の影響によ り、流路12の断面積は減少し、伝熱面積は拡大 するため冷却効果は促進される。また、この流路 12から異の背側外表面に向ってフィルム冷却孔 5 が高さ方向に2列複数個設けられており、冷却 流体の1部が異外に流出し、異面をフィルム冷却 する。 残った流体は異部1の下端に設けられたり ターン部14 によって、流れ方向をさらに 180° 転換し上方向に流れる。この上方向流路 1 5 にも 同様なフィン13が設けられており、同様の効果 がある。異先端に達した冷却流体は、異先端内壁 16と第2の流路上端壁17で構成される先端部 冷却流路18を通って先端近傍を冷却して異外に 流出される。

一方、第2の流路10に流入した冷却流体は、 上方向に流れながら隔壁6に複数個設けられたオリフィス孔7より順次後縁方向に流れ出す。またこの流路19から異の腹側外表面に向ってフィルム冷却流体が異外に流出し、異面をフィルなや却する。さらに後縁方向に流れを変えた冷却ない。 ピンフィン部8を介して異外に流出する。したが対流が出したい冷却流体が供給されたが対流体が供給されるため対流が出したが対流が出まる。

なお、本発明は上記実施例に限定されるものではない。 焼路中に設ける流れ方向に沿うフィン形状を、第3図のように複数列にする事も可能である。 また第4図、および第5図のように流路全域にわたるのではなく途中までとする事も可能である。 このようにフィンの形状を変える事により、任意に対流効果を調整できる。

〔 発明の効果〕

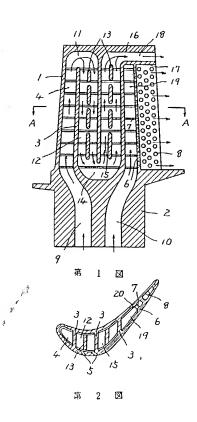
以上述べたように、本発明によれば冷却流体を

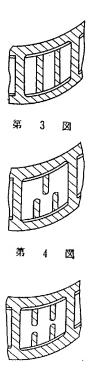
効率的に用いることができ、冷却性能の優れたガ スタービン冷却異を提供できる。

4. 図面の簡単な説明

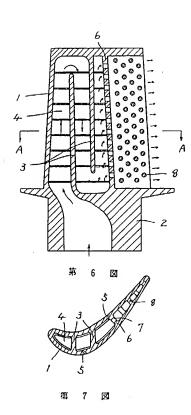
第1図は本発明の一実施例に係る異を選形状に 沿って切断した縦断面図、第2図は同翼を第1図 におけるAーA線に沿って切断し矢印方向に見た 図、第3図乃第5図は本発明の別の実施例に係る 異の要部を局部的に示す断面図、第6図は従来例 に係る異を異形状に沿って切断した縦断面図、第 7図は同異を第6図におけるAーA線に沿って切 断し、矢印方向に見た図、第8図は異各部の熱伝 達率を説明するための図である。

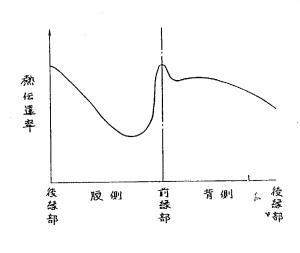
代理人弁理士 則 近 縣 佑 同 松 山 允 之





第 5 🗵





第 8 区